® BUNDESREPUBLIK
DEUTSCHLAND

Offenlegungsschrift DE 3400835 A1

6) Int. Cl. 4: F01 D 5/02



DEUTSCHES PATENTAMT

(ii) Anmelder:

(1) Aktenzeichen: P 34 00 835.7 (2) Anmeldetag: 12. 1.84

Offenlegungstag: 16. 7.85

Klöckner-Humboldt-Deutz AG, 5000 Köln, DE

(72) Erfinder:

Domes, Bernd, Dr., 6393 Wehrheim, DE

Recherchenergebnisse nach § 43 Abs. 1 PatG:

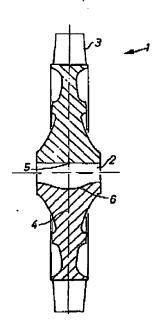
DE-PS 4 23 465 DE-PS 2 13 421

Behördensigen La

(5) Laufrad für Turbomaschinan

Es wird ein Laufred (1) für Turbomaschinen, insbosondore ein Turbinen- oder Verdichterlaufred für Gasturbinen oder Abgesturbolader, mit einer zentrisch angeordneten Nabenbahrung (2) vorgeschlagen, bei dem die Bohrung (2) in einem Bereich erhöhter Bauteilbeanspruchung eine Ausnehmung (6) aufwelst. Hierdurch können insbesondere die bei Laufrädern mit in radialer Richtung ebnehmender Querschnittsstruktur im Betrieb auftretenden unterschiedlichen lokalen Beanspruchungen der Nabenbohrung (2) vergleichmäßigt werden, was zu einer Erhöhung der Lebensdauer auch bei höheren Betriebadrehzahlen führt.

JE 3400835 A 1





3400835

5000 Köln 80, den 9.Jan.1984 D 84/02 AE-ZPB P/B

Patentansprüche

- Laufrad (1) für Turbomaschinen, insbesondere Turbinen- oder Verdichterlaufrad für Gasturbinen oder Abgasturbolader, mit einer zentrisch angeordneten Nabenbohrung (2), dadurch gekennzeichnet, daß die Nabenbohrung (2) in einem Bereich erhöhter Bauteilbeanspruchung (4, 5, 8) eine Ausnehmung (6) aufweist.
- Laufrad (1) für Turbomaschinen nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Ausnehmung (6) ein kurvenförmiges Querschnittsprofil aufweist, wobei der Kurvenverlauf im wesentlichen den lokalen Bauteilbeanspruchungen
 des Bohrungsbereiches angepast ist.

25

KHD

3400835

5000 Köln 80, den 9.Jan.1984 D 84/02 AE-ZPB P/B

- 2 -

Laufrad für Turbomaschinen

Die Erfindung bezieht sich auf ein Laufrad für Turbomaschinen, insbesondere auf ein Turbinen- oder Verdichterlaufrad für Gasturbinen oder Abgasturbolader, mit einer
zentrisch angeordneten Nabenbohrung. Die zentrisch angeordnete Nabenbohrung dient beispielsweise zur Hindurchführung von Zugankern zur Halterung eines Rotorverbandes
eines Gasturbinentriebwerks.

Laufräder von Turbomaschinen sind im Betrieb aufgrund der sehr hohen Umfangsgeschwindigkeiten erheblichen Belastungen insbesondere im Bereich der Nabenbohrung ausgesetzt. Ublicherweise ist daher der Nabenbereich des Laufrades wesentlich breiter ausgebildet als die sich daran anschließenden radialen Bereiche des Laufrades, um insbesondere Fliehkraftbeanspruchungen standhalten zu können.

Aufgrund der unterschiedlichen radialen Querschnittsstruktur des Laufrades ist allerdings der Umgebungsbereich der Bohrung unterschiedlichen Beanspruchungen ausgesetzt. Dies führt z. B. zu ungleichmäßigen Spannungsverteilungen mit einem Spannungsmaximum an einer bestimmten Stelle der Bohrung. Bei symmetrisch gestalteten Laufrädern mit einem sich in radialer Richtung verjüngendem Querschnittsprofil ist beispielsweise die Bohrung im Bereich der Symmetriebene des Laufrades am höchsten beansprucht, so daß der

- 3 -



340083 09.01.1984 D 84/02

Nabenbereich im Hinolick auf dieses Belastungsmaximum auszulegen ist bzw. die Betriebsdrehzahl des Laufrades durch das Belastungsmaximum begrenzt ist.

05 Es ist somit Aufgabe der vorliegenden Erfindung, diese Nachteile zu verringern und ein Laufrad der eingangs genannten Art dahingehend zu verbessern, daß auch bei hohen Umfangsgeschwindigkeiten die hierbei auftretenden ungünstigen Bauteilbeanspruchungen in der Nabenbohrung verrin-10 gert werden. Diese Aufgabe wird erfindungsgemäß dadurch gelöst, das die Bohrung in einem Bereich erhöhter Festigkeitsbeanspruchung eine Ausnehmung aufweist. Mit Hilfe einer derart gestalteten Bohrung können die im Betrieb des Laufrades auftretenden Spannungsmaxima verringert werden, 15 in dem der Traganteil der außenliegenden Nabenbereiche erhöht wird, was zu einer Vergleichmäßigung der im Bohrungsbereich längs der Drehachse des Laufrades auftretenden Beanspruchungen führt. Somit kann ein erfindungsgemäß gestaltetes Laufrad höhere Betriebsdrehzahlen ertragen oder 20 aufgrund niedrigerer Spannungsmaxima eine längere Lebensdauer erreichen.

Die Ausnehmung sollte vorzugsweise ein kurvenförmiges
Querschnittsprofil aufweisen, wobei der Kurvenverlauf im
25 wesentlichen den lokalen Bauteilbeanspruchungen des Bohrungsbereiches angepaßt ist, so daß im gesamten Bohrungsbereich eine im wesentlichen gleichmäßige Beanspruchung
auftritt. Hierbei kann der Kurvenverlauf rechnerisch z. B.
mit Hilfe der Finite-Elemente-Methode (FEM) iterativ er30 stellt werden, wobei als Berechnungsparameter charakteristische Betriebskennwerte der jeweiligen Einsatzbedingungen herangezogen werden. Bei der zum Erstellen der Spannungsverteilung bekannten Finite-Elemente-Methode können

Ke sadim about a feet and a feet and a feet a feet

3400835 09.01.1984 p 84/02

so z. B. die Betriebsdrehzahl des Laufrades, der radiale Temperaturgradient dT/dr, der axiale Temperaturgradient dT/dx und andere axiale Beanspruchungen herangezogen werden.

Aufbau und Funktionseigenschaften der Erfindung werden nun anhand der beiliegenden schematischen Zeichnungen von zwei Ausführungsbeispielen näher beschrieben. In den Zeichnungen sind nur die zum unmittelbaren Verständnis der Erfindung notwendigen Elemente des Laufrades dargestellt. Es zeigen:

- Fig. 1 ein Ausführungsbeispiel der Erfindung in einer Schnittdarstellung, bei dem das Laufrad symmetrisch gestaltet ist;
- Pig. 2 ein Ausführungsbeispiel der Erfindung in einer Schnittdarstellung, bei dem das Laufrad unsymmetrisch gestaltet ist.
- In der zeichnerischen Darstellung nach den Fig. 1 und 2 20 sind grundsätzlich gleichwirkende Teile mit gleichen Bezugsziffern versehen. Das erfindungsgemäß gestaltete Laufrad l nach Fig. l ist symmetrisch gestaltet, wobei sich das Laufrad 1 von einer Nabenbohrung 2 in radialer Richtung zu den Schaufeln 3 verjüngt, so daß bei einer aus-25 schließlich zylindrisch gestalteten Bohrung (durch obere gerade Linie angedeutet) aufgrund der Fliehkraft in einem in der Symmetrieebene 4 gelegenen Punkt 5 die maximale Bauteilbeanspruchung auftritt. Um die Bauteilbeanspruchungen der verschiedenen axialen Bereiche der 30 Bohrung 2 zu nivellieren, ist erfindungsgemäß im höher beanspruchten Nabenbereich die Ausnehmung 6 vorgesehen. Die Ausnehmung 6 ist kurvenförmig gestaltet, wobei der

10

KHIL

3400835

- 5 -

09.01.1984 D 84/02

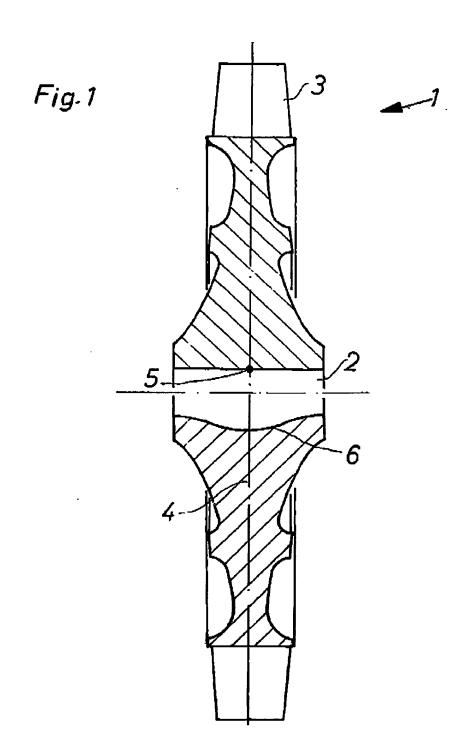
Kurvenverlauf in Abhängigkeit charakteristischer Betriebskenngrößen mit Hilfe der Finite-Elemente-Methode (FEM) optimiert und festgelegt wird. Wie ersichtlich hat die Kurve
6 in der Symmetrieebene 4 ihr Maximum, also an der Stelle
der maximalen Bauteilbeanspruchung. Die Ausnehmung 6 ist
bei Laufrädern mit radial identischer Struktur üblicherweise in der Nabenbohrung umlaufend vorgesehen. Soweit es
z. B. die Abmessungen bzw. die Struktur des Laufrades
erforderlich machen, ist es durchaus möglich, z. B.
mehrere Ausnehmungssegmente entsprechend der ermittelten
Erfordernisse vorzusehen.

Fig. 2 zeigt in einer Schnittdarstellung ein Verdichterlaufrad. Aufgrund der unsymmetrischen Gestaltung des Lauf-15 rades ist hier der Bereich der erhöhten Bauteilbeanspruchung im Gegensatz zu dem symmetrisch gestalteten Laufrad nach Fig. 1 in den Bereich der größeren Außendurchmesser des Laufrades verschoben. Die maximale Beanspruchung der Bohrung 2 ist hier in einem Punkt 5 in einer Ebene 8 zu 20 finden. Das kurvenförmige Querschnittsprofil der Ausnehmung 6 ist wiederum mit Hilfe einer geeigneten Rechenmethode (z. B. FEM) festgelegt und weist aufgrund der unterschiedlichen Gestaltung des Laufrades auch eine andere Form als die Ausnehmung 6 des Ausführungsbeispieles nach 25 Fig. 1 auf.

Ŧ

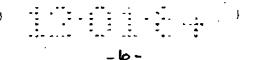
Nummer:
Int. Cl.³;
Anmeldetag:
Offenlegungstag:

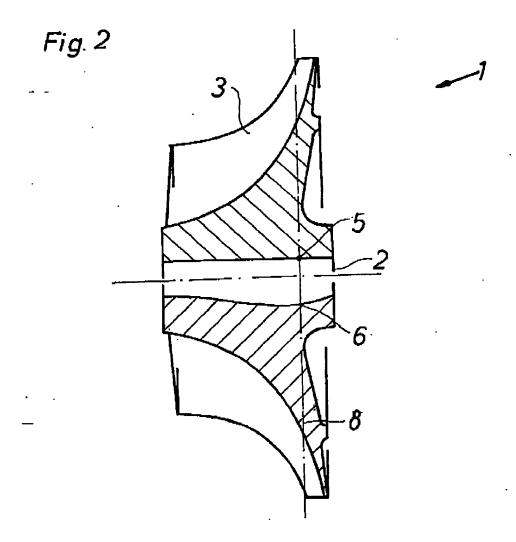
24 00 635 F 01 D 5/02 12. Januar 1984 18. Juli 1985



KHD

D84/02





KHD

D84/02